## VIBRATION DAMPING DEVICE FOR AIR CONDITIONER

Patent number: JP3267637
Publication date: 1991-11-28

Inventor: IWASAKI YOSHITAKA; YOSHIDA

TAKAYUKI: USUI SHIGEO

Applicant: MITSUBISHI ELECTRIC CORP

Classification:

- international: F04B39/00; F16F15/08; F24F5/00

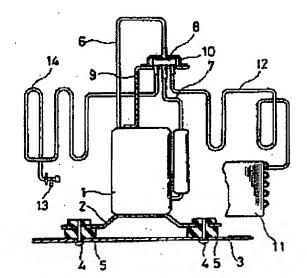
- european:

Application number: JP19900066653 19900316 Priority number(s): JP19900066653 19900316

Report a data error here

#### Abstract of JP3267637

PURPOSE:To reduce vibration which is transmitted to an outdoor side heat exchanger or outdoor unit main body from a compressor through a 4-way valve or refrigerant carrier piping, or noise which generates accompanying with the vibration by a method wherein the 4-way valve is inelastically fixed on the compressor, and the refrigerant carrier piping is formed into a cushioning shape such as a loop, etc. CONSTITUTION:A 4way valve 8 is inelastically fixed on a 4-way valve fixing base 9, and the frequency of vibration which is transmitted to a refrigerant carrier piping 12 which is connected from the 4way valve 8 to an outdoor side heat exchanger 11 or to a refrigerant carrier piping 14 which is connected to a stop valve 13 is the same as the frequency of vibration which is generated by a compressor 1. For this reason, comparing with



vibration which is generated by the 4-way valve 8 which is elastically fixed, the number of resonant points decreases, and in operation of a velocity control type capability variable air conditioner, the control of velocity can be smoothly performed. Also, on the refrigerant carrier piping 12 which is connected to the outdoor side heat exchanger 11 and the refrigerant carrier piping 14 which is connected to the stop valve 13, a corrugated bending or loop-shaped bending to reduce vibration is formed, and the vibration from the compressor 1 and 4-way valve 8 is reduced, and it does not become energy to shake the outdoor side heat exchanger 11 or outdoor unit main body.

Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

#### ⑫ 公 開 特 許 公 報 (A) 平3-267637

®Int. Cl. 5 F 24 F 5/00 39/00 識別記号 庁内整理番号 ❸公開 平成3年(1991)11月28日

04 B F 16 F 15/08

102 P 6803-3L 6907-3H

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全 7 頁)

60発明の名称 空気調和機の防振装置

> ②特 頭 平2-66653

20出 願 平2(1990)3月16日

吉 静岡県静岡市小鹿3丁目18番1号 三菱電機エンジニアリ ⑫発 明 者 岩 崎 隆

ング株式会社名古屋事業所静岡支所内

静岡県静岡市小鹿3丁目18番1号 三菱電機株式会社静岡 @発 明 者  $\mathbf{H}$ ヱ 行 吉

製作所内

@発 明 者 Ħ 井 重 雄 静岡県静岡市小鹿3丁目18番1号 三菱電機株式会社静岡

製作所内

三菱電機株式会社 መ出 頭 東京都千代田区丸の内2丁目2番3号 人

個代 理 人 弁理士 大岩 増雄 外2名

> 明 細

1. 発明の名称 空気調和機の防振装置

2. 特許請求の範囲

室外機本体の基板に防振材を介して弾性支持さ れた圧縮機と、

前記圧縮機の外殻に取付具を介して直接に固定 された四方弁と、

前記四方弁から室外側熱交換器及び室内側との 接続部に接続され、圧縮機からの振動を減衰する 緩衝形状に形成された冷媒配管と

を具備することを特徴とする空気調和機の防振装 置。

#### 3. 発明の詳細な説明

[産業上の利用分野]

本発明は空気調和機の防振装置に関するもので、 特に、圧縮機を振動顔とした振動が室外機本体や 室外側熱交換器に伝達することを防止する空気調

和機の防振装置に関するものである。

#### [従来の技術]

空気調和機の室外機内の圧縮機は冷媒を高圧に するもので、振動を発生し、特に運転開始時及び 停止時の大きな振動はこの圧縮機に接続されてい る冷媒配管等に損傷を与えることがある。この振 動を防止する従来の空気調和機の防振装置として、 実開昭64-15779号公報に掲載の技術を挙 げることができる。

第7図は従来の空気調和機の防振装置を示す部 分概略図である。

図において、(1) は室外機本体の内部に配設 された圧縮機で、この底部には脚部(2)が取付 けられている。(3)は前記圧縮機(1)を載置 する基板で、この適所には支持ピン(4)が固定 されている。(5)は前記脚部(2)と基板(3) との間に介在された下部防振ゴムである。 (21) は前記圧縮機(1)の上端中心に突出して設けら れた突出ピンで、上方に位置する支持基板 (22) を質通している。(23)は前記支持基板(22)に取付けられた上部防振具で、ゴム等の弾性材で形成されている。(24)は圧縮機(1)から引出された吐出管(6)及び圧縮機(1)への吸入管(7)に連結接続されている四方弁(8)の冷媒配管を貫揮する防振ゴムで、共に前記支持基板(22)に設けられている。

次に、上記のように構成された従来の空気調和 機の防振装置の作用を説明する。

圧縮機(1)を下部防振ゴム(5)を介して基板(3)上に固定しているので、圧縮機(1)の上下振動は減衰される。また、圧縮機(1)の上部は突出ピン(21)と上部防振具(23)を介して支持基板(22)に固定されているので、日本を介して支持基板(3)も防振ゴム(24)を介して支持基板(22)に防振状態に支持されているので、これらの吐出管(6)、吸入管(7)及び四方弁(8)の振動も防止される。

弁(8)の振動が減衰される。即ち、防振ゴム (24)の代わりに吐出管(6)及び吸入管(7) に形成したループ等の緩衝形状によって振動は減 衰される。

#### [発明が解決しようとする課題]

 次に、上記と同一公報に掲載の従来の他の実施例について第8図に基づき説明する。

第8図は従来の他の実施例による空気調和機の 防振装置を示す部分概略図である。

図において、前記従来例と異なる部分のみ説明する。(6)及び(7)は圧縮機(1)と四方弁(8)との間に接続された吐出管及び吸入管で、いずれも経路において所要のループを形成したものである。なお、四方弁(8)はループを持たせた吐出管(6)及び吸入管(7)によって圧縮機(1)の振動を減衰するようにしているので、防振ゴム(24)による弾性支持はしていない。

この従来例の作用は、前記従来例と同様に、圧縮機(1)の下部の下部防振ゴム(5)によって基板(3)への伝達が防止され、また、上部の上部防振具(2.3)によって上部の横揺れが防止される。なお、吐出管(6)及び吸入管(7)に所要のループが形成されているので、圧縮機(1)の振動によって吐出管(6)及び吸入管(7)が振動したり折損するのが防がれるとともに、四方

生じる。更に、四方弁(8)からの冷媒配管により接続された室外側熱交換器等に振動を伝達し、 騒音の原因になったり、室外機本体に振動が伝達 されたりする。なお、この振動を減衰させるため に配管径を小さくするのは、配管内の圧力損失が 増大し、能力低下を招くので好ましくない。

そこで、本発明は、四方弁の共振を減らすとともに、冷暖房能力を低下させることなく圧縮機や四方弁に連結された冷媒配管の振動を減衰させて室外側熱交換器や室外機本体の振動及び騒音を低減することができる空気調和機の防振装置の提供を課題とするものである。

#### [課題を解決するための手段]

本発明にかかる空気調和機の防振装置は、室外機本体の基板に圧縮機を防振材によって弾性支持し、前記圧縮機の外殻に四方弁を取付具によって非弾性的に固定させるとともに、前記四方弁から室外側熱交換器及び室内側との接続部に接続される冷媒配管を圧縮機からの振動を減衰するループ

等の緩衝形状に形成したものである。

#### [作用]

本発明においては、四方弁を圧縮機に非弾性的に固定したことによって、四方弁の支持に係る共振周波数は圧縮機の支持に係る共振周波数と同一となる。このため、四方弁を弾性的に支持した場合に比べて共振周波数の個数は減少する。また、冷媒配管をループ等の緩衝形状に形成したことにより、圧縮機の振動の伝達は減衰される。これらによって、圧縮機から四方弁や体に伝えられる振動やこれに伴って発生する騒音が低減される。

#### [実施例]

#### 〈第一実施例〉

以下、本発明の第一実施例を第1図乃至第3図 に基づいて説明する。

第1図は本発明の第一実施例による空気調和機の防振装置を示す概略図、第2図は本発明の第一

続される冷媒配管(14)は四方弁(8)を介して圧縮機(1)の振動が伝達されるので、この振動を減衰させるための波状の曲げやループ状の曲げが形成されている。

次に、上記のように構成された本実施例の空気 調和機の防振装置の作用を説明する。

四方弁(8)は四方弁固定台(9)に非弾性的に固定されているので、四方弁(8)から室外側熱交換器(11)に接続される冷媒配管(12)やストップバルブ(13)に接続される冷媒配管(14)に伝達される振動の周波数は圧縮機(1)の発生する振動の周波数と同一である。このため、従来のように弾性的に固定された四方弁(8)が発生する振動に比べて共振点の数が減少し、回転数制御形能力可変空気調和機の運転において回転数の制御を円滑に行なうことができる。

また、室外側熱交換器(11)に接続される冷 媒配管(12)及びストップパルプ(13)に接 続される冷媒配管(14)には振動を減衰させる ための波状の曲げやループ状の曲げが形成されて 実施例による空気調和機の防振装置の具体的態機を示す平面図、第3図は第2図の斜視図である。 図中、第7図及び第8図と同一符号は従来の構成 部分と同一または相当する部分であるから、ここ ではその説明を省略する。

図において、(9)は圧縮機(1)に強固に支持された四方弁固定台で、四方弁(8)は四方弁 押さえ金具(10)により前記四方弁固定金具 (10)により前記四方弁固定金具 (10)に保持されている。即ち、圧縮機(1)と四方弁(8)は振動的に一体のものとされている。また、圧縮機(1)と四方弁(8)と四方弁(8)と の間に接続されている吐出管(6)と同一の器で(7)も圧縮機(1)や四方弁(8)と同一の器で(7)も圧縮機(1)や四方弁(8)と長続される。(11)は図示しないで、四方弁(8)からの冷媒配管(12)と接続されている。(13)は図示しないブバルブで、四方弁 (8)からの冷媒配管(14)に接続される冷媒配管(12)及び前記ストップバルブ(13)に接

いるので、圧縮機(1)及び四方弁(8)からの 振動は減衰され、室外側熱交換器(11)や室外 機本体を振動させるようなエネルギーとはならな い。

なお、上記各冷媒配管の具体的態様を第2図及 び第3図に示す。

図において、室外側熱交換器(11)への冷媒配管(12)及びストップパルプ(13)への冷媒配管(14)は圧縮機(1)を円周状に囲みながら波状に曲げられた形状にされている。

これによって、圧縮機(1)がローリングピストン形圧縮機の場合には、円周方向に振動が発生するので、上記のような冷媒配管(12)及び冷媒配管(14)の円周状の曲げによって振動は吸収され易く、減衰効果は高い。このため、室外側熱交換器(11)或いは室外機本体から発生する振動や騒音を低く押さえることができる。

このように、上記実施例の空気調和機の防振装置は、室外機本体の基板(3)に圧縮機(1)を下部防振ゴム(5)によって弾性支持し、前記圧

縮機(1)の外殻に四方弁(8)を四方弁固定台 (9)及び四方弁押さえ金具(10)によって非 弾性的に固定させるとともに、前記四方弁(8) から室外側熱交換器(11)に接続される冷媒配 管(12)及びストップバルブ(13)に接続さ れる冷媒配管(14)を圧縮機(1)からの振動 を減衰するループ等の緩衝形状に形成したもので ある。

したがって、上記実施例によれば、四方弁(8)は圧縮機(1)に非弾性的に固定されるので、四方弁(8)の支持に係る共振周波数は圧縮機(1)の支持に係る共振周波数と同一となる。このため、四方弁(8)を弾性的に支持した場合に比べて、場周波数の個数は減少する。また、冷媒配管(14)を収配管(14)をループ等の緩動の伝統でにより、圧縮機(1)の振動の伝達は減衰される。これらによって、監督・低減衰される。これらによって、監督・低減衰される。これらによって、監督・低減衰される。これらによって、監督・低減することができる。

〈第二実施例〉

助系と一体化しているので、第一実施例の空気調 和機の防振装置と同様の作用と効果を期待するこ とができる。特に、この第二実施例においては、 第一実施例の四方弁固定台(9)及び四方弁押さ え金具(10)を廃止することができるので、部 品コストを下げることができる。

#### 〈第三実施例〉

更に、本発明の第三実施例を第6図に基づいて 説明する。

図において、四方弁(8)から室外側熱交換器 (11)に至る冷媒配管(12)は、四方弁(8) の近傍において分岐管継手(15)によって並列 状態に波状の曲げをつけられた分岐冷媒配管(1 6)に分岐され、更に分岐冷媒配管(17)に分 岐されている。そして、前記分岐冷媒配管(16) 次に、本発明の第二実施例を第4図及び第5図 に基づいて説明する。

第4図は本発明の第二実施例による空気調和機の防振装置の部分概略図、第5図は本発明の第二 実施例による空気調和機の防振装置の具体的態様 を示す平面図である。図中、第1図乃至第3図と 同一符号は第一実施例の構成部分と同一または相 当する部分であるから、ここではその説明を省略 する。

図において、(7)は圧縮機(1)と四方弁 (8)との間に接続された吸入管で、第一実施例 の吸入管(7)に比べて径を大きく、長さを短く して剛性を持たせたものである。この吸入管(7) によって四方弁(8)は圧縮機(1)に非弾性的 に固定されるので、第二実施例においては、第一 実施例の四方弁固定台(9)と四方弁押さえ金具 (10)を廃止している。

この第二実施例の空気調和機の防振装置においては、吸入管(7)を介して四方弁(8)を圧縮機(1)に非弾性的に固定して圧縮機(1)の振

及び分岐冷媒配管(17)は室外側熱交換器(1 1)の入口部におけるパス形状に合わせて分岐されている。なお、これらの分岐冷媒配管(16) 及び分岐冷媒配管(17)はいずれも前記冷媒配 管(12)よりも小径化されている。

主実施例の第三実施例の防急を (11) での第三実施例の関係(11) での第一次を (11) での (11) に (11) での (11) に (11) に (11) での (11) に (1

大きくさせることなく冷は配管の径を小さくすることができるので、暖冷房の性能を下げずに伝達される振動を減衰させることができる。このように第三実施例によれば、圧縮機(1)の振動が室外側熱交換器(11)に伝達されるのを更に小さくすることができる。

. .

ところで、上記各実施例の圧縮機(1)は従来例と同様に、上部に突出ピン(21)を設け、上部防振具(23)を介して支持基板(22)に弾性支持させてもよい。但し、四方弁(8)は圧縮機(1)に非弾性的に固定する必要がある。

また、上記各実施例のストップパルブ(13)に接続される冷媒配管(14)は1本で形成しているが、本発明を実施する場合には、これに限定されるものではなく、経路において第三実施例の室外側熱交換器(11)に至る冷媒配管(12)と同様に複数並列状態に分岐させてもよい。この場合には、圧縮機(1)からストップパルブ(13)の取付部を介して室外機本体に伝達される振動を更に減衰させることができる。

#### 4. 図面の簡単な説明

図において、

1 : 圧縮機 3 : 基板 5 : 下部防振ゴム 8 : 四方弁

9:四方弁固定台 10:四方弁押さえ金具

11:室外側熱交換器 12、14:冷媒配管

13: ストップパルブ

である。

#### [発明の効果]

以上のように、本発明の空気調和機の防振装置 は、室外機本体の基板に圧縮機を防振材によって 弾性支持し、前記圧縮機の外殻に四方弁を取付具 によって直接固定させるとともに、前記四方弁か ら室外側熱交換器及び室内側との接続部に接続さ れる冷媒配管を圧縮機からの振動を減衰するルー **プ等の緩衝形状に形成したものである。したがっ** て、四方弁の支持に係る共振周波数は圧縮機の支 持に係る共振周波数と同一となる。このため、四 方弁を弾性的に支持した場合に比べて共振周波数 の個数は減少する。また、冷媒配管をループ等の 緩衝形状に形成したことにより、圧縮機の振動の 伝達は減衰される。これらによって、圧縮機から 四方弁及び冷媒配管を介して室外側熱交換器や室 外機本体に伝えられる振動を押さえることができ、 また振動に伴って発生する騒音を低減することが できる。

なお、図中、同一符号及び同一記号は同一また は相当部分を示すものである。

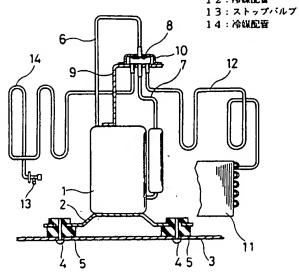
代理人 弁理士 大岩 增雄 外2名

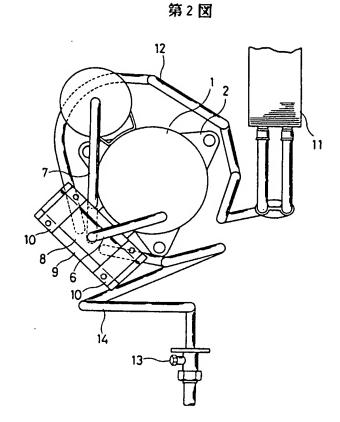
### 特開平3-267637(6)

1: 圧縮機 3: 芸板 5: 下部防扱ゴム 8: 四方弁

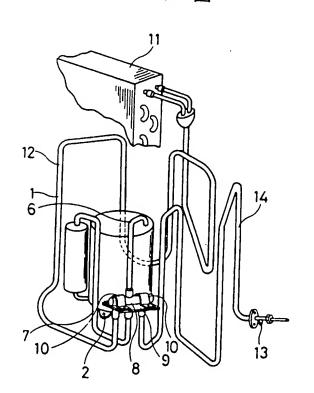
第1図

8:四方弁 9:四方弁固定台 10:四方弁押さえ金具 11:室外側熱交換器 12:冷媒配管

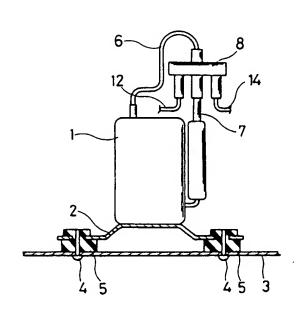




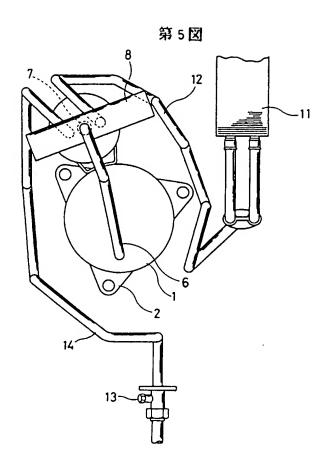
第3図

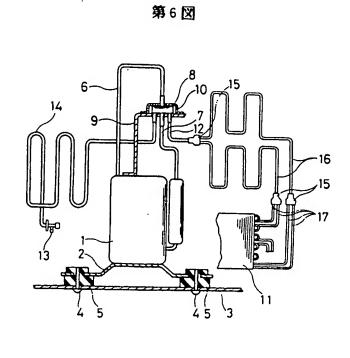




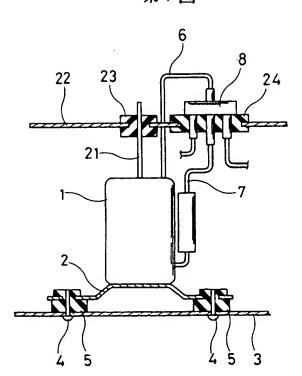


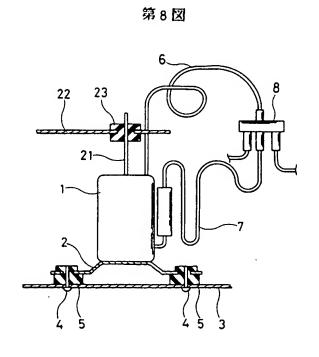
## 特開平3-267637(7)





第7図





# This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

## **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

☐ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
☐ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
OTHER.

## IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.